

⑩ BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES
PATENT- UND
MARKENAMT

⑩ **Offenlegungsschrift**
⑩ **DE 199 54 894 A 1**

⑩ Int. CL²:
F 16 H 47/04

DE 199 54 894 A 1

⑩ Innere Priorität:
199 23 974. 6 25. 05. 1999

⑩ Anmelder:
Liebherr, Markus, 88436 Eberhardzell, DE

⑩ Vertreter:
Rechts- und Patentanwälte Lorenz Seidler Gossel,
80538 München

⑩ Erfinder:
Häglspurger, Josef, 84140 Gengkofen, DE

⑩ Entgegenhaltungen:

DE 197 34 825 C1
DE 44 43 267 A1
DE 41 31 572 A1
DE 39 12 386 A1
DE 29 50 619 A1
US 58 68 640
US 51 56 577
US 51 29 867
US 41 21 479

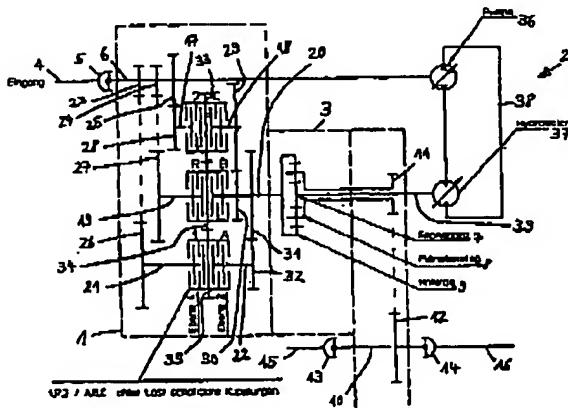
DE-Z: O+P, Ölhydraulik und Pneumatik, 42 (1998)
Nr. 2, S. 87-94;
JP 10122336 A, Jp. Pat. Abstr. of JP M-1672,
Sept. 13, 1994, Vol. 18/No. 491;
DE-Z: O+P, Ölhydraulik und Pneumatik, 40 (1996)
Nr. 3, S. 162-174;

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

⑩ Leistungsverzweigungsgetriebe

⑩ Ein Leistungsverzweigungsgetriebe dient insbesondere für Traktoren, rad- und kettengetriebene Arbeitsmaschinen und Nutzkraftwagen. Um ein vorteilhaftes Leistungsverzweigungsgetriebe zu schaffen, besitzt dieses einen mechanischen Zweig (1), einen hydrostatischen Zweig (2) und ein oder mehrere Planetengetriebe (3), durch das der mechanische Leistungsanteil und der hydrostatische Leistungsanteil wieder zusammengeführt werden (Fig. 1).



DE 199 54 894 A 1

DE 199 54 894 A 1

1

2

Beschreibung

Die Erfindung betrifft ein Leistungsverzweigungsgetriebe, insbesondere für Traktoren, rad- und kettengetriebene Arbeitsmaschinen und Nutzkraftwagen. Hierzu gehören Fahrzeuge und Maschinen aller Art, insbesondere Radfahrzeuge und Kettenfahrzeuge aller Art, selbstfahrende Arbeitsmaschinen und Baumaschinen sowie Lkw, Mobilkräne und Ähnliches.

Aufgabe der Erfindung ist es, ein vorteilhaftes Leistungsverzweigungsgetriebe zu schaffen.

Erfindungsgemäß wird diese Aufgabe durch die Merkmale des Anspruchs 1 gelöst. Das Leistungsverzweigungsgetriebe besitzt einen mechanischen Zweig (mechanischen Antrieb, mechanisches Zweiggetriebe), einen hydrostatischen Zweig (hydrostatischen Antrieb, hydrostatisches Zweiggetriebe) und ein oder mehrere Planetengetriebe. Die Getriebecingangswelle des Leistungsverzweigungsgetriebes teilt die Leistung, beispielsweise die Motorleistung des Traktors, der Arbeitsmaschine, des sonstigen Fahrzeugs oder der sonstigen Maschine, in einen mechanischen Zweig und in einen hydrostatischen Zweig. Der mechanische Leistungsanteil und der hydrostatische Leistungsanteil werden dann durch das Planetengetriebe wieder zusammengeführt und abgegeben. Anstelle eines Planetengetriebes kann auch ein anderes Getriebe verwendet werden, das es ermöglicht, den mechanischen Leistungsanteil und den hydrostatischen Leistungsanteil zusammenzuführen.

Vorteilhafte Weiterbildungen sind in den Unteransprüchen beschrieben.

Der mechanische Zweig umfasst vorzugsweise mehrere Kupplungen. Vorteilhaft ist es, wenn Lamellenkupplungen verwendet werden. Die Kupplungen bzw. Lamellenkupplungen sind vorzugsweise hydraulisch schließbar. Sie sind vorzugsweise mit Federkraft zu öffnen.

Vorzugsweise umfasst der mechanische Zweig mehrere Wellen. Vorteilhaft ist es, wenn der mechanische Zweig drei Wellen umfasst, die vorzugsweise im Dreieck angeordnet sind.

Eine weitere vorteilhafte Weiterbildung ist dadurch gekennzeichnet, daß mehrere oder alle Wellen des mechanischen Zweigs mit je zwei Kupplungen versehen sind. Dabei ist es vorteilhaft, wenn die jeweiligen ersten Kupplungen und die jeweiligen zweiten Kupplungen in jeweils einer Ebene liegen.

Wenn der mechanische Zweig drei vorzugsweise im Dreieck angeordnete Wellen umfasst, die mit je zwei Kupplungen, vorzugsweise Lamellenkupplungen, versehen sind, ist es vorteilhaft, wenn je drei Kupplungen in einer Ebene liegen. Die drei ersten Kupplungen liegen also in einer Ebene, und die drei zweiten Kupplungen liegen ebenfalls in einer Ebene. Die Anordnung, bei der die jeweiligen ersten und zweiten Kupplungen in jeweils einer Ebene liegen, ist allerdings auch bei mehr oder weniger als drei Wellen vorteilhaft.

Nach einer weiteren vorteilhaften Weiterbildung umfasst der mechanische Zweig drei vorzugsweise im Dreieck angeordnete Wellen, wobei zwei Wellen mit je zwei Kupplungen, vorzugsweise Lamellenkupplungen, versehen sind. Hierbei ist es vorteilhaft, wenn je zwei Kupplungen in einer Ebene liegen. Die zwei ersten Kupplungen liegen also in einer Ebene, und die zwei zweiten Kupplungen liegen ebenfalls in einer Ebene.

Vorzugsweise ist jeweils eine Kupplung in einer Ebene schaltbar. Dadurch, daß jeweils eine Kupplung in einer Ebene geschaltet wird, kann auf vorteilhafte Weise eine Vielzahl von Übersetzungen realisiert werden.

Eine weitere vorteilhafte Weiterbildung ist dadurch ge-

kenntzeichnet, daß die Übersetzungen des mechanischen Teils derart ausgelegt sind, daß bei maximal 40% hydrostatischem Leistungsanteil einer Stufe die nächsthöhere Stufe mit 100% mechanischer Leistung beginnt. Dadurch kann die hydrostatische Leistung niedrig und in gutem Wirkungsgrad gehalten werden. In bestimmten Anwendungsfällen kann es ausreichend sein, daß zumindest eine oder mehrere Übersetzungen des mechanischen Teils in der beschriebenen Weise ausgelegt sind.

10 Der hydrostatische Teil weist vorzugsweise eine Pumpe und einen Motor (Hydromotor) auf. Hierbei handelt es sich vorzugsweise um eine Verstellpumpe und/oder um einen Verstellmotor. Pumpe und Motor sind im geschlossenen Hydraulikkreis angeordnet.

15 Nach einer weiteren vorteilhaften Weiterbildung sind mehrere Planetengetriebe vorgesehen. Jedes Planetengetriebe ist dabei ein Motor (Hydromotor), vorzugsweise ein Verstellmotor, zugeordnet. Dies ist insbesondere dann von Vorteil, wenn das Leistungsverzweigungsgetriebe zum An-

20 trieb einer radgetriebenen oder kettengetriebenen Arbeitsmaschine dient. In diesem Fall kann an jeder kraftabgebenden Seite des Kettenfahrzeugs oder an jedem kraftabgebenden Rad der radgetriebenen Arbeitsmaschine ein Planetengetriebe zur Leistungszusammenführung vorgesehen sein.

25 Das Sonnenrad jedes Planetengetriebes wird in diesem Fall separat von einem Motor bzw. Hydromotor bzw. Verstellmotor angetrieben. Auf diese Weise kann das Fahrzeug durch den hydrostatischen Leistungsanteil gelenkt werden: Dasjenige Rad, das einen größeren hydrostatischen Leistungsanteil erhält, dreht sich schneller, so daß das Fahrzeug eine entsprechende Kurvenfahrt durchführt.

30 Es ist möglich, daß eine einzelne Pumpe, bei der es sich vorzugsweise um eine Verstellpumpe handelt, mehrere oder alle Motoren versorgt. Vorzugsweise weist der hydrostatische Teil allerdings mehrere Pumpen, vorzugsweise mehrere Verstellpumpen auf. Vorteilhaft ist es, wenn jedem Motor und damit auch jedem Planetengetriebe eine Pumpe zugeordnet ist. In diesem Fall kann jeder einzelne Motor mit einer eigenen Pumpe versorgt werden. Dies bringt den Vorteil mit sich, daß Verluste aus Druckdifferenzen vermieden werden können.

35 Eine weitere vorteilhafte Weiterbildung ist dadurch gekennzeichnet, daß der Drehsinn des Sonnenrades des Planetengetriebes nach der Anfahrtstufe bis zum höchsten Gang, vorzugsweise bis zum 6. Gang, gleichbleibt. Die Anfahrtstufe kann der 2. Gang sein, aber auch der 3. oder 4. Gang. Dies ist insbesondere dann von Vorteil, wenn der Stufenumschwung automatisiert wird bzw. ist.

40 Die Erfindung betrifft ferner einen Traktor oder eine radgetriebene oder kettengetriebene Arbeitsmaschine oder einen Nutzkraftwagen (ein Nutzfahrzeug), die durch ein erfindungsgemäßes Leistungsverzweigungsgetriebe gekennzeichnet ist.

45 Ausführungsbeispiele der Erfindung werden nachstehend anhand der beigefügten Zeichnung im einzelnen erläutert. In der Zeichnung zeigt die

Fig. 1 ein Leistungsverzweigungsgetriebe in einer schematischen Ansicht und

Fig. 2 eine abgewandelte Ausführungsform des Leistungsverzweigungsgetriebes.

50 Das in Fig. 1 gezeigte Leistungsverzweigungsgetriebe besteht aus einem mechanischen Zweig 1, einem hydrostatischen Zweig 2 und einem Planetengetriebe 3. Der Eingang 4 des Leistungsverzweigungsgetriebes ist über ein Kardangelenk 5 mit der Getriebecingangswelle 6 verbunden, die die Eingangsleistung in einen mechanischen Zweig und in einen hydrostatischen Zweig teilt. Der mechanische Leistungsanteil und der hydrostatische Leistungsanteil werden

DE 199 54 894 A 1

3

4

dann durch das Planetengetriebe 3 (astrella des Planetengetriebes könnte auch ein Differentialgetriebe verwendet werden) wieder zusammengeführt. Das Planetengetriebe 3 weist ein Sonnenrad 7, einen Planetensteg 8 mit Planetenrädern und ein Hohlrad 9 auf. Über den Planetensteg 8 wird die Summe der Leistungen des mechanischen Zweigs und des hydrostatischen Zweigs an das Achsverteilergetriebe abgegeben. Dies erfolgt über ein mit dem Planetensteg 8 verbundenes Zahnrad 11, das mit einem auf der Getriebeausgangswelle 10 sitzenden Zahnrad 12 zusammenwirkt. Die Getriebeausgangswelle 10 ist über Kardangelenke 13, 14, 15, 16 mit den Achsen verbunden.

Der mechanische Zweig 1 bzw. der mechanische Antrieb besteht aus drei im Dreieck angeordneten Wellen 17, 18, 19, 20 und 21, 22 mit je zwei Kupplungen 2, C, R, B und 1, A. Es liegen jeweils drei Kupplungen in einer Ebene. Die drei ersten Kupplungen 2, R und 1, die mit den Eingangswellen 17, 19 und 21 verbunden sind, liegen in einer Ebene, nämlich in der Ebene 1. Ebenso liegen die drei Kupplungen C, B und A, die mit den Ausgangswellen 18, 20 und 22 verbunden sind, in einer Ebene, nämlich in der Ebene 2. Wie aus der Zeichnungssfigur ersichtlich, fließen die Eingangs- und Ausgangswellen von je zwei Kupplungen miteinander, nämlich die Eingangs- und Ausgangswellen 17 und 18 der Kupplungen 2 und C, die Eingangs- und Ausgangswellen 19 und 20 der Kupplungen R und B und die Eingangs- und Ausgangswellen 21 und 22 der Kupplungen 1 und A.

Sämtliche Kupplungen sind Lamellenkupplungen. Ferner sind sämtliche Kupplungen unter Last schaltbar.

Die Getriebeeingangswelle 6 ist mit Zahnrädern 23, 24, 25 verbunden. Das Zahnrad 23 wirkt mit dem Zahnrad 26 zusammen, das auf der Eingangswelle 21 sitzt. Das Zahnrad 24 wirkt mit dem Zahnrad 27 zusammen, das auf der Eingangswelle 19 sitzt. Das Zahnrad 25 wirkt mit dem Zahnrad 28 zusammen, das auf der Eingangswelle 17 sitzt.

Auf der Ausgangswelle 18 sitzt das Zahnrad 29. Auf der Ausgangswelle 20 sitzen die Zahnräder 30 und 31 sowie das Hohlrad 9 des Planetengetriebes. Auf der Ausgangswelle 22 sitzt das Zahnrad 32.

Zu den Kupplungen 2 und C gehört ein Kupplungsgehäuse mit einem Kupplungszahnrad 33. Zu den Kupplungen R und B gehört ein Kupplungsgehäuse mit einem Kupplungszahnrad 34. Zu den Kupplungen 1 und A gehört ein Kupplungsgehäuse mit einem Kupplungszahnrad 35. Die Kupplungszahnräder 33, 34 und 35 greifen ineinander.

Die drei Wellen 17, 18 und 19, 20 und 21, 22 sind im Dreieck angeordnet. Im Betrieb wird immer eine Kupplung von jeder Ebene geschaltet, um einen durchgebenden Kraftfluß bis zum Hohlrad 9 des Planetengetriebes zu erhalten. Es wird also immer eine der Kupplungen 2, R oder 1 der Ebene 1 geschaltet sowie eine der Kupplungen C, B oder A der Ebene 2. Die als Lamellenkupplungen ausgebildeten Kupplungen werden dabei hydraulisch geschlossen und mit Federkraft geöffnet.

Wie aus der Zeichnungssfigur ersichtlich, sitzt das Planetengetriebe auf derjenigen Welle, mit der eine Drehrichtungsänderung mit drei Drehzahlen erreichbar ist, nämlich auf der Welle 20. Die drei Drehzahlen mit umgekehrtem Drehsinn können zum Rückwärtsfahren verwendet werden.

Der hydrostatische Zweig 2 bzw. der hydrostatische Antrieb besteht aus einer Verstellpumpe 36, die durch die Getriebeeingangswelle 6 antriebbar ist, und einem Verstellmotor (Hydromotor) 37, die in einem geschlossenen Hydraulikkreis 38 zusammenwirken. Die Welle 39 des Sonnenrads 7 des Planetengetriebes ist durch den Verstellmotor antriebbar.

Durch das Leistungsverzweigungsgetriebe kann das Hohlrad 9 des Planetengetriebes mechanisch in sechs Dreh-

zahlen in einer Drehrichtung und in drei Drehzahlen in der anderen Drehrichtung angetrieben werden; das Sonnenrad 7 des Planetengetriebes kann hydrostatisch stufenlos in beide Drehrichtungen angetrieben werden. Ein besonderer Vorteil des Leistungsverzweigungsgetriebes liegt darin, daß die Leistung voll hydrostatisch oder voll mechanisch oder gemischt übertragen werden kann.

Wird voll hydrostatisch gefahren, wird das Hohlrad 9 des Planetengetriebes durch Schließen von zwei, eventuell drei Kupplungen in der Ebene 2 blockiert. Die Leistung wird dann nur über den hydraulischen Zweig 2 und das Sonnenrad 7 übertragen.

Wird das Sonnenrad 7 des Planetengetriebes hydraulisch blockiert, erhält man ein 6/3-stufiges Lastschaltgetriebe.

Die mechanischen Übersetzungen im mechanischen Zweig 1 sind so gelegt, daß bei maximal 40% hydrostatischem Leistungsanteil einer Stufe die nächsthöhere Stufe mit 100% mechanischer Leistung beginnt. Dadurch kann die hydraulische Leistung niedrig und in gutem Wirkungsgrad gehalten werden.

Nach der Anfahrstufe bis zum 6. Gang bleibt der Drehzinn des Sonnenrads 7 des Planetengetriebes gleich, was von Vorteil ist, wenn der Siftenwechsel automatisiert wird bzw. ist.

In der Fig. 2 ist eine abgewandelte Ausführungsform eines Leistungsverzweigungsgetriebes gezeigt, bei der diejenigen Bauteile, die mit der Ausführungsform nach Fig. 1 übereinstimmen, mit denselben Bezeichnungen versehen sind, so daß sie nicht erneut beschrieben werden müssen. Bei dieser Ausführungsform besteht das Leistungsverzweigungsgetriebe aus einem mechanischen Zweig 1, einem hydrostatischen Zweig 2 und zwei Planetengetrieben 41, 42, denen jeweils ein Verstellmotor (Hydromotor) 43 und 44 zugeordnet ist. Der mechanische Zweig 1 besteht aus drei im Dreieck angeordneten Wellen 17, 18, 19, 29 und 21, 22, wobei allerdings nur auf den Wellen 17, 18 und 21, 22 je zwei Kupplungen 2, B und 1, A vorgesehen sind. Es liegen jeweils zwei Kupplungen in einer Ebene, und zwar zum einen die Kupplungen 2 und 1, die mit den Eingangswellen 17 und 21 verbunden sind (Ebene 1), und die Kupplungen B und A, die mit den Ausgangswellen 18 und 22 verbunden sind (Ebene 2). Wie in der Ausführungsform gemäß Fig. 1 fließen die Eingangs- und Ausgangswellen von je zwei Kupplungen miteinander, nämlich die Eingangs- und Ausgangswellen 17 und 18 der Kupplungen 2 und B und die Eingangs- und Ausgangswellen 21 und 22 der Kupplungen 1 und A.

Die Getriebeeingangswelle 6 ist mit Zahnrädern 23 und 25 verbunden. Das Zahnrad 23 wirkt mit dem Zahnrad 26 zusammen, das auf der Eingangswelle 21 sitzt. Das Zahnrad 25 wirkt mit dem Zahnrad 28 zusammen, das auf der Eingangswelle 17 sitzt. Auf der Ausgangswelle 18 sitzt das Zahnrad 29. Auf der Ausgangswelle 20 sitzen die Zahnräder 30 und 31 sowie das Zahnrad (Kegelrad) 45 eines Achsverteilergetriebes 46, das in ein weiteres Zahnrad (Kegelrad) 47 des Achsverteilergetriebes 46 eingreift, welches auf einer Welle 48 sitzt. Die Drehachsen der Zahnräder (Kegelräder) 45 und 47 verlaufen im rechten Winkel zueinander.

Auf der Ausgangswelle 22 sitzt das Zahnrad 32. Zu den Kupplungen 2 und B gehört ein Kupplungsgehäuse mit einem Kupplungszahnrad 33. Zu den Kupplungen 1 und A gehört ein Kupplungsgehäuse mit einem Kupplungszahnrad 35. Das Kupplungszahnrad 33 greift in ein Zahnrad 34, das seinerseits in das Zahnrad 35 eingreift.

Die Wellen 17, 18 und 19, 20 und 21, 22 sind im Dreieck angeordnet. Im Betrieb wird immer eine Kupplung in jeder Ebene geschaltet, also eine der Kupplungen 2 und 1 der Ebene 1 und eine der Kupplungen B und A der Ebene 2.

DE 199 54 894 A 1

5

6

Der hydrostatische Zweig 2 besteht aus zwei Verstellpumpen 49, 50, die durch die Getriebeeingangswelle 6 antriebbar sind, und den beiden Verstellmotoren (Hydromotoren) 43 und 44, wobei die erste Verstellpumpe 49 mit dem ersten Verstellmotor 43 in einem geschlossenen Hydraulikkreis 51 zusammenwirkt und wobei die zweite Verstellpumpe 50 mit dem 2. Verstellmotor 44 in einem zweiten geschlossenen Hydraulikkreis 52 zusammenwirkt.

Die Welle 53 des Sonnenrades des ersten Planetengetriebes 41 ist durch den ersten Verstellmotor 43 antriebbar. Die 10 Welle 54 des Sonnenrades des zweiten Planetengetriebes 42 ist durch den zweiten Verstellmotor 44 antriebbar.

An den Enden der Welle 48 sind Zahnräder 55, 56 vorgesehen, die jeweils in Verzahnungen eingreifen, die an den Hohlrädern der Planetengetriebe 41 und 42 vorgesehen sind. 15

Der Planetenring 57 des ersten Planetengetriebes 41 ist mit einem ersten Rad 58 einer radgetriebenen Arbeitsmaschine verbunden. Der Planetenring 59 des zweiten Planetengetriebes 42 ist mit einem zweiten Rad 60 der radgetriebenen Arbeitsmaschine verbunden. Durch eine unterschiedliche Einstellung der Verstellmotoren 43 und 44 kann die radgetriebene Arbeitsmaschine gelenkt werden.

Bei der in Fig. 1 gezeigten Ausführungsform wird die Leistungszusammenführung am Ausgang des mechanischen Zweiges und vor dem Achsverzweigungsgetriebe vorgenommen. 25 Für Fahrzeuge oder Arbeitsmaschinen mit einzeln angetriebenen Rädern bzw. für Kettenfahrzeuge mit einzeln angetriebenen Seiten bietet sich hingegen die in Fig. 2 gezeigte Ausführungsform an, bei der der mechanische Zweig bis zu den Rädern 58, 60 oder Ketten geführt wird und bei der die Leistungszusammenführung am Ende des Antriebsstranges vorgenommen wird. Wie aus Fig. 2 ersichtlich befindet sich an jeder kraftabgebenden Seite des Kettenfahrzeuges oder jedem kraftabgebenden Rad ein Planetengetriebe 41, 42 zur Leistungszusammenführung. Das Sonnenrad jedes dieser 35 Planetengetriebe wird separat von einem Hydromotor 43, 44 angetrieben. Dadurch kann durch den hydrostatischen Leistungsanteil das Fahrzeug gelenkt werden. Es kann dabei eine einzelne Pumpe alle Hydromotoren versorgen oder aber, um Verluste aus Druckdifferenzen zu vermeiden, jeder 40 einzelne Motor 43, 44 mit einer eigenen Pumpe 49, 50 versorgt werden, wie in Fig. 2 dargestellt.

Für spezielle Anwendungen, wenn z. B. der Hauptteil der Arbeit in einer Fahrtrichtung verrichtet wird, kann die Anzahl der mechanischen Stufen reduziert und in die Hauptarbeitsrichtung gelegt werden, um einen hohen mechanischen Leistungsanteil und einen niedrigen hydrostatischen Leistungsanteil zu erhalten. Das Rückwärtsfahren kann voll hydrostatisch durch Blockieren des Hohlrades erfolgen. Dabei kann auch voll hydrostatisch in beiden Fahrtrichtungen gefahren werden.

Die in Fig. 1 gezeigte Ausführungsform eignet sich überwiegend für Traktoren, die Ausführungsform nach Fig. 2 eignet sich überwiegend für rad- und kettengetriebene Arbeitsmaschinen.

55

Patentansprüche

1. Leistungsverzweigungsgetriebe, insbesondere für Traktoren, rad- und kettengetriebene Arbeitsmaschinen und Nutzkraftwagen, mit einem mechanischen Zweig (1), einem hydrostatischen Zweig (2) und einem oder mehreren Planetengetrieben (3; 41, 42).
2. Leistungsverzweigungsgetriebe nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der mechanische Zweig (1) mehrere Kupplungen (2, C; R, B; 1, A bzw. 2, B; 1, A), vorzugsweise Lamellenkupplungen umfaßt.

3. Leistungsverzweigungsgetriebe nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß der mechanische Zweig (1) mehrere Wellen (17, 18; 19, 20; 21, 22) umfaßt, vorzugsweise drei Wellen, die vorzugsweise im Dreieck angeordnet sind.

4. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß mehrere oder alle Wellen (17, 18; 19, 20; 21, 22) des mechanischen Zweigs (1) mit je zwei Kupplungen (2, C; R, B; 1, A bzw. 2, B; 1, A) versehen sind.

5. Leistungsverzweigungsgetriebe nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß die jeweiligen ersten Kupplungen (2, R, 1; 2, 1) und die jeweiligen zweiten Kupplungen (C, B, A; B, A) in jeweils einer Ebene (Ebene 1, Ebene 2) liegen.

6. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß der mechanische Zweig (1) drei vorzugsweise im Dreieck angeordnete Wellen (17, 18; 19, 20; 21, 22) umfaßt, die mit je zwei Kupplungen (2, C; R, B; 1, A), vorzugsweise Lamellenkupplungen, versehen sind, wobei vorzugsweise je drei Kupplungen (2, R, 1; C, B, A) in einer Ebene (Ebene 1; Ebene 2) liegen.

7. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß der mechanische Zweig (1) drei vorzugsweise im Dreieck angeordnete Wellen (17, 18; 19, 20; 21, 22) umfaßt, wobei zwei Wellen (17, 18; 21, 22) mit je zwei Kupplungen (2, B; 1, A), vorzugsweise Lamellenkupplungen, versehen sind, wobei vorzugsweise je zwei Kupplungen (2, 1; B, A) in einer Ebene (Ebene 1; Ebene 2) liegen.

8. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß jeweils eine Kupplung (2, R, 1; C, B, A bzw. 2, 1; B, A) in einer Ebene (Ebene 1; Ebene 2) schaltbar ist.

9. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die Übersetzungen des mechanischen Teils (1) derart ausgelegt sind, daß bei maximal 40% hydrostatischem Leistungsanteil einer Stufe die nächsthöhere Stufe mit 100% mechanischer Leistung beginnt.

10. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß der hydrostatische Teil (2) eine oder mehrere Pumpen (36; 49, 50), vorzugsweise Verstellpumpen, und einen oder mehrere Motoren (37; 43, 44), vorzugsweise Verstellmotoren, aufweist.

11. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß mehrere Planetengetriebe (41, 42) vorgesehen sind.

12. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß der hydrostatische Teil (2) mehrere Pumpen (49, 50), vorzugsweise Verstellpumpen, aufweist.

13. Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß der Drehsim des Sonnenrades (7) des Planetengetriebes (3) nach der Anfahrtstufe bis zum höchsten Gang, vorzugsweise bis zum 6. Gang, gleich bleibt.

14. Traktor oder radgetriebene oder kettengetriebene Arbeitsmaschine oder Nutzfahrzeug, gekennzeichnet durch ein Leistungsverzweigungsgetriebe nach einem der vorhergehenden Ansprüche.

Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

JUN. 14. 2005 4:17PM

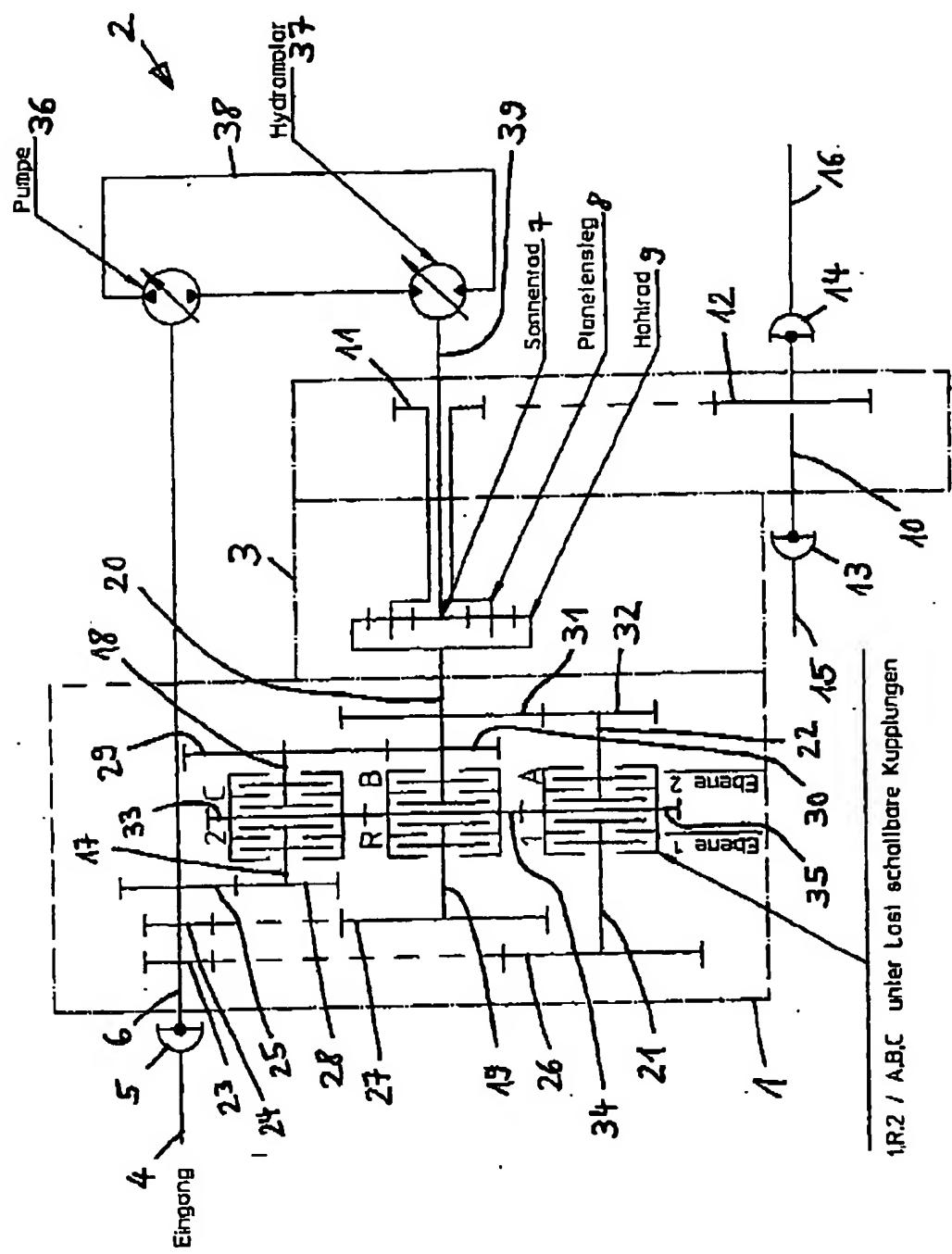
+1-212-319-5101 customer 01933

NO. 6804 P. 41

ZEICHNUNGEN SEITE 1

Nummer:
Int. Cl.?:
Offenlegungstag:

DE 199 54 894 A1
F 16 H 47/04
21. Dezember 2000

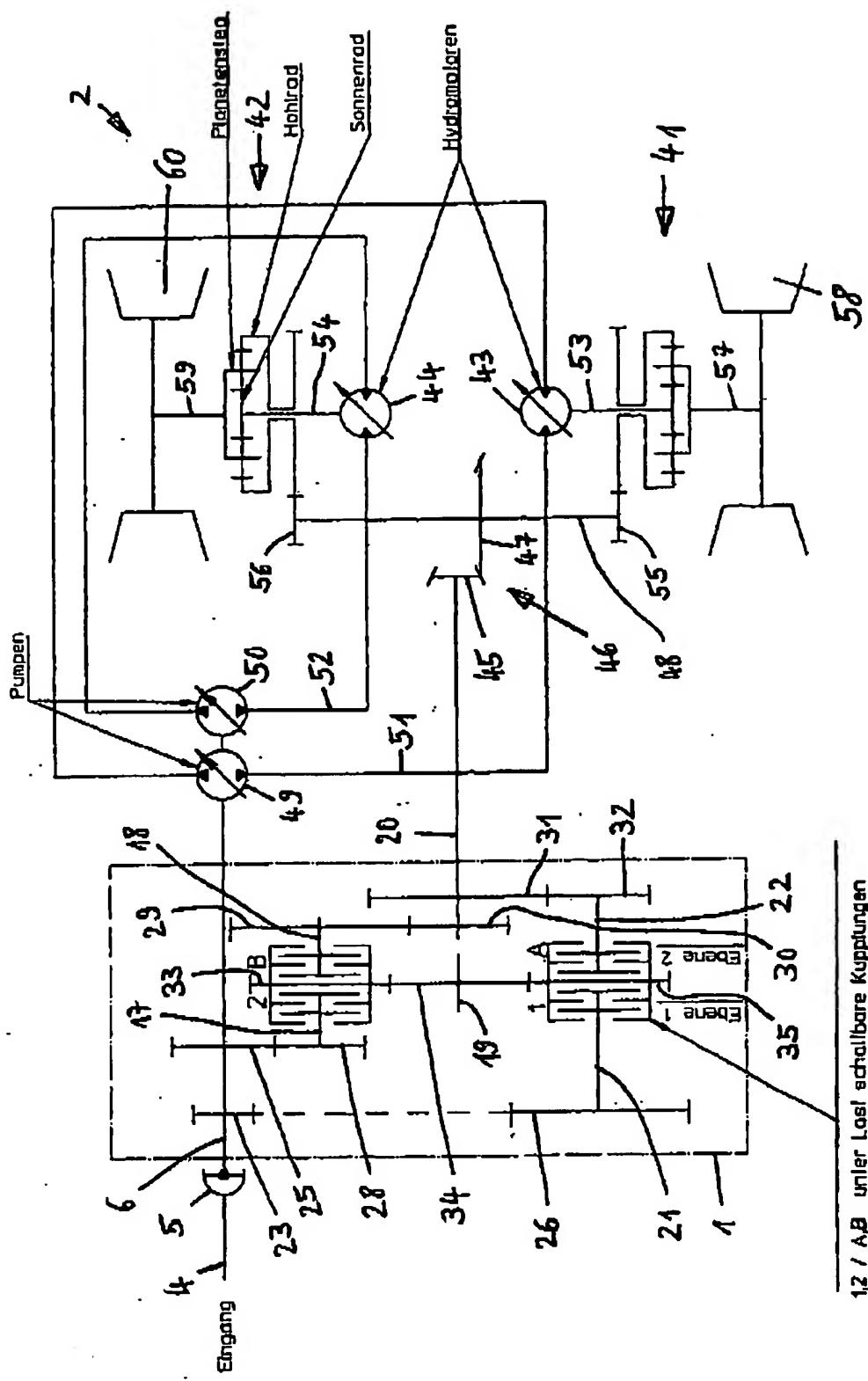


Schema 1

Fig. 1

002 051/796

ZEICHNUNGEN SEITE 2

Nummer:
Int. Cl.?:
Offenlegungstag:DE 199 54 894 A1
F 16 H 47/04
21. Dezember 2000

Schema 2

Fig. 2

1.2 / A/B unter Los! schaltbare Kupplungen

002 051/796